PAT-NO: JP405196377A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 05196377 A

TITLE: HEAT EXCHANGER

PUBN-DATE: August 6, 1993

INVENTOR-INFORMATION:

NAME COUNTRY
SAPERSTEIN, ZALMAN P N/A
HUGHES, GREGORY G N/A
GUNTLY, LEON A N/A
ROGERS, JAMES C N/A

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME COUNTRY MODINE MFG CO N/A

APPL-NO: JP04244078

APPL-DATE: August 21, 1992

INT-CL (IPC): F28D007/04

ABSTRACT:

PURPOSE: To provide a heat exchanger which can be constructed into both counter current type and cross current type in order to achieve highly efficient heat exchange and can be manufactured relatively inexpensively.

CONSTITUTION: A heat exchanger comprises a flat extrusion 14 wound to define a gap 26 between adjacent turns 16, 18, 20, 24 while having an inner fluid channel 30, and a fluid-tight housing 10 for containing the extrusion. A

06/13/2003, EAST Version: 1.03.0002

baffle 58 or a seal is employed to define a cross current or a counter current heat exchanger.

COPYRIGHT: (C) 1993, JPO

(19)日本国特許庁(JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開平5-196377

(43)公開日 平成5年(1993)8月6日

(51)Int.Cl.5

F 2 8 D 7/04

識別記号

庁内整理番号 7153-3L FΙ

技術表示箇所

審査請求 未請求 請求項の数6(全 7 頁)

(21)出願番号

特願平4-244078

(22)出願日

平成 4年(1992) 8月21日

(31)優先権主張番号 748673

1991年8月22日

(32)優先日 (33)優先権主張国

米国(US)

(71)出願人 592079675

モーディーン・マニュファクチャリング・

カンパニー

MODINE MANUFACTURIN

G COMPANY

アメリカ合衆国53403ウィスコンシン州ラ

シーン、デコーベン・アベニュー1500

(72)発明者 ザルマン・ピー・サパースタイン

アメリカ合衆国イリノイ州レイク・プラ

フ、ウォリントン・ドライブ12

(74)代理人 弁理士 倉内 基弘 (外1名)

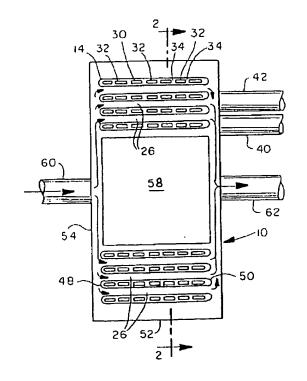
最終頁に続く

(54)【発明の名称】 熱交換器

(57)【要約】

【目的】高能率の熱交換を達成するために向流型にでも、直交流型にでも構成することができ、しかも、比較的安価に製造することができる熱交換器を提供すること。

【構成】巻き体を構成するように、各隣接する巻きと巻き(16,18,20,24)の間に隙間(26)が画定されるようにして巻回されており、内部に流体チャンネル(30)を有する扁平な押出成形物(14)と、該押出成形物を収容する流体密ハウジング(10)とから成る熱交換器。十字流型又は向流型熱交換器を構成するためにじゃま板(58)又はシール(82,84)を用いる。



06/13/2003, EAST Version: 1.03.0002

10

20

【特許請求の範囲】

【請求項1】開放中心部と、外周面と、両側面を有する 巻き体を構成するように、各隣接する巻きと巻きの間に 隙間が画定されるようにして巻回されており、内部に流 体チャンネルを有する扁平な断面形状の押出成形物と、 該押出成形物を収容するものであり、該押出成形物の外 周面を囲繞する湾曲壁と、該押出成形物の巻き体の前記 両側面に近接しているが、それから離隔しており、該湾 曲壁に結合された両端壁とを含む流体密ハウジングと、 該ハウジングに連結され、前記流体チャンネルのそれぞ れ対応する一端と他端に流体連通状態に接続された1対 の第1流体ポートと、

前記押出成形物の巻き体の開放中心部にほぼ整合するようにして前記ハウジングの一方の端壁の中央に接続された、該ハウジング内への第2流体入口と、

前記押出成形物の巻き体の開放中心部にほぼ整合するようにして前記ハウジングの他方の端壁の中央に設けられた開口を含む、該ハウジング内からの第2流体出口と、前記入口から出口へ流れる第2流体が前記巻き体の各階接する巻きと巻きの間の隙間を通って流れるようにするために前記開放中心部を実質的に閉鎖する、じゃま板を含む手段と、から成る熱交換器。

【請求項2】前記押出成形物は、複数の前記流体チャンネルを有していることを特徴とする請求項1に記載の熱交換器。

【請求項3】互いに熱伝達関係をなすように並置され、流体流路として互いに分離して全長に亙って延長した少くとも2つの内部流体チャンネルを有しており、巻き体又は折り畳み体を構成するように巻回された細長い押出成形物と、

該押出成形物の両端に設けられ、前記流体チャンネルの 1つの両端にそれぞれに流体連通する第1対の継手を構 成するポートと、

該押出成形物の両端に設けられ、前記流体チャンネルの他の1つの両端にそれぞれ流体連通する第2対の維手を構成するポートと、から成る熱交換器。

【請求項4】前記押出成形物は、少くとも3つの互いに 熱伝達関係をなすように並置された前記流体チャンネル を有しており、それらの流体チャンネルのうちの2つ は、その両端で前記第1対のそれぞれ対応する継手に流 40 体連通しており、それらの流体チャンネルのうちの他の 1つは、前記2つの流体チャンネルの間に配置され、そ の両端で前記第2対のそれぞれ対応する継手に流体連通 していることを特徴とする請求項3に記載の熱交換器。

【請求項5】前記他の1つの流体チャンネルの両端は、前記2つの流体チャンネルの両端を越えて突出した突出部を有していることを特徴とする請求項4に記載の熱交換器。

【請求項6】前記第1対の継手は、筒状であって、前記 有しており、巻き体又は折り畳み体を構成するように巻2つの流体チャンネルの開放した両端の回りに接合され 50 回された組長い押出成形物と、該押出成形物の両端に設

ており、前記他の1つの流体チャンネルの両端の前記突 出部を通すための開口を有しており、前記第2対の維手 は、それぞれ対応する該突出部に連結されていることを 特徴とする請求項3に記載の熱交換器。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】本発明は、熱交換器に関し、特に、蒸発、圧縮、凝縮及び膨脹の通常の冷凍サイクルにおいて蒸気圧縮を受ける第1冷媒と、該第1冷媒によって冷却される液体である第2冷媒との間で熱を交換する働きをする蒸発器に関する。

[0002]

【従来の技術】いろいろな熱交換操作において、向流型 又は直交流型等のいろいろなタイプの熱交換器が古くか ら用いられている。向流型熱交換器の1つのタイプとし て、内外2つの同心管を使用するタイプのものがある。 内側管に第1熱伝達流体(即ち、冷媒又は熱媒体)が一 定の方向に通され、第2熱伝達流体は、内側管の外壁と 外側管の内壁との間の空間を通して反対方向に通され る。この種の熱交換器は、その1つの例としては、剛性 のパイプで製造され、そのパイプの1つ又はそれ以上の 流路が慣用のパイプ継手によって相互に連結される。あ るいは別の例として、連続した一定の長さの可撓性のチ ューブを巻回して巻き体とし、その両端に継手を設ける ことによって構成される熱交換器がある。あるいは又、 **銅製の内側チューブと、鋼性の外側チューブとを、両端** に継手を設けず一体に形成することによって製造された 熱交換器も知られている。

[0003]

30 【発明が解決しようとする課題】上述した従来技術の熱 交換器構造は、それぞれ企図された目的のために良好に 機能するものであるが、パイプ継手を備えた剛性パイプ を用いるのは、組立作業の点で多大の労働力を必要とす るという欠点があり、一方、同心チューブを一体部材と して形成するには、精巧な高性能の装置を必要とするの で、製造費が高くなる。本発明は、従来技術の上記の欠 点を克服することを企図したものである。従って、本発 明の目的は、高能率の熱交換を達成するために向流型に でも、直交流型にでも構成することができ、しかも、比 較的安価に製造することができる新規な改良された熱交 換器を提供することである。本発明の他の目的は、製造 コストの安い蒸発器として使用するのに特に適した新規 な改良された熱交換器を提供することである。

[0004]

【課題を解決するための手段】本発明の一側面においては、上記課題を解決するために、互いに熱伝達関係をなすように並置され、流体流路として互いに分離して全長に互って延長した少くとも2つの内部流体チャンネルを有しており、巻き体又は折り畳み体を構成するように巻回された組長い押出成形物と 該押出成形物の両端に設

けられ、前記流体チャンネルの1つの両端にそれぞれに 流体連通する第1対の継手を構成するポートと、該押出 成形物の両端に設けられ、前記流体チャンネルの他の1 つの両端にそれぞれ流体連通する第2対の継手を構成す るポートとから成る熱交換器が提供される。

【0005】この構造によれば、熱交換器を製造の容易 な部材、主として、容易に形成することができる押出成 形物で簡単に製造することができる。一実施例において は、上記押出成形物は、各々1つの前記流体チャンネル を有し、互いに衝接関係に並置された2つの別個の押出 10 成形物とすることができる。別の実施例においては、上 記押出成形物は、前記両方の流体チャンネルを有する単 一の押出成形物とすることができる。

【0006】本発明によれば、上記押出成形物の断面形 状を、長軸線と短軸線を有するほぼ楕円又は長方形とす ることができ、上記各流体チャンネルの長軸線を押出成 形物の断面の長軸線にほぼ平行にする。各流体チャンネ ルは、それを横切って延長した補強ウエブを有する。

【0007】本発明によれば、上記押出成形物は、少く とも3つの流体チャンネルを有する単一の押出成形物と 20 することもできる。その場合、それらの3つの流体チャ ンネルのうちの2つは、その両端で前記第1対のそれぞ れ対応する継手に流体連通させ、それらの流体チャンネ ルのうちの他の1つは、前記2つの流体チャンネルの間 に配置し、その両端で前記第2対のそれぞれ対応する継 手に流体連通させる。

【0008】本発明の別の側面においては、上記課題を 解決するために、開放中心部と、外周面と、両側面を有 する巻き体を構成するように、各隣接する巻きと巻きの 間に隙間が画定されるようにして巻回されており、内部 30 に流体チャンネルを有する扁平な断面形状の押出成形物 と、該押出成形物を収容するものであり、該押出成形物 の外周面を囲繞する湾曲壁と、該押出成形物の巻き体の 前記両側面に近接しているが、それから離隔しており、 該湾曲壁に結合された両端壁とを含む流体密ハウジング と、該ハウジングに連結され、前記流体チャンネルのそ れぞれ対応する一端と他端に流体連通状態に接続された 1対の第1流体ポートと、前記押出成形物の巻き体の開 放中心部にほぼ整合するようにして前記ハウジングの一 方の端壁の中央に接続された、該ハウジング内への第2 流体入口と、前記押出成形物の巻き体の開放中心部にほ ぼ整合するようにして前記ハウジングの他方の端壁の中 央に設けられた開口を含む、該ハウジング内からの第2 流体出口と、前記入口から出口へ流れるとから成る熱交 換器が提供される。

【0009】この熱交換器構造の一実施例においては、 上記第2流体入口と第2流体出口は、前記巻き体の両側 面にそれぞれ配置し、第2流体が巻き体の各隣接する巻 きと巻きの間の隙間を通って流れるようにするための前 記手段は、巻き体の前記開放中心部に配設されたじゃま 50 隔しており、湾曲壁52に結合された両端壁54.56

板を含む構成とする。別の実施例によれば、上記第2流 体入口と第2流体出口のどちらか一方を巻き体の前記開 放中心部に開口させ、他方を巻き体の外周面に対して開 口させ、第2流体が巻き体の各隣接する巻きと巻きの間 の隙間を通って流れるようにするための前記手段は、巻 き体の両側面を前記ハウジングに対して密封するシール から成るものとすることができる。

[0010]

【実施例】図1及び2を参照すると、本発明の一実施例 による熱交換器が示されている。この熱交換器は、2つ の基本的な部材から成っている。1つは、円筒体として 例示された液密の、即ち密封されたハウジング10であ り、他の1つは、このハウジング10内に収容されたコ ア12である。図2にみられるように、コア12は、任 意の適当な材料(通常は、アルミニウム)で押出成形さ れた細長い押出成形物14から成っている。押出成形物 14は、各隣接する回旋即ち巻き16,18,20,2 4の間に狭い隙間26が画定されるように巻回され、巻 き体として形成されている。これらの隙間26を設定す るために任意の適当なスペーサ(図示せず)を用いるこ とができる。

【0011】図1にみられるように、押出成形物14 は、断面扁平であり、ウエブ34によって互いに分離さ れた複数の通路32によって構成された内部流体チャン ネル30を有している。内部流体チャンネル(以下、単 に「チャンネル」とも称する)30は、押出成形物14 の一端36から他端38にまで延長しており、該両端3 6,38において筒状の継手40,42に流体連通状態 に開口している。図1にみられるように、継手40.4 2はハウジング10の外部に突出している。

【0012】通常、ウエブ34は、各通路32を流体流 路として互いに平行関係即ち並列関係をなして分離させ るようになされており、それらの通路32によってチャ ンネル30が構成されている。即ち、チャンネル30 は、複数の平行な通路32によって構成される。ただ し、一般的には、熱交換器の用途に応じて、ウエブ34 を設けることが望ましいが、そのようなウエブは必須要 件ではない。ウエブ34は、又、チャンネル30内の流 体が押出成形物14を膨脹させて破断又は破裂させるお それを防止する補強部材として機能するとともに、熱伝 達のために利用し得る面積を増大させる役割をも果た す。

【0013】好ましい実施例では、コア12は、押出成 形物14を、図2にみられるように、らせん状に巻回し た巻き体によって構成する。押出成形物14の巻き体 は、開放中心部44、外周面46及び両側面48.50 を有する。ハウジング10は、湾曲壁(この実施例では 円筒形の壁) 52と、コア12即ち押出成形物14の巻 き体の両側面48,50に近接しているが、それから離 を有する。コア12の開放中心部44には、ハウジングの端壁54、56から離隔するようにしてプラグ又は中心じゃま板58が配設されている。

【0014】ハウジング10の円筒形の壁52と同心関 係をなすようにして、ハウジング10の一方の端壁54 と他方の端壁56の中央に、それぞれ押出成形物14の 巻き体の開放中心部44にほぼ整合する入口ポート60 と出口ポート62が設けられている。一方の熱伝達流体 は、図1に矢印で示されるように、入口ポート60を通 ってハウジング10内に流入し、じゃま板58によって 半径方向外方へ導かれ、押出成形物14の隣接する巻き と巻きの間の隙間26を通って押出成形物14の反対側 に流れ、中心に向かって半径方向内方へ流れ、出口ボー ト62を通ってハウジング10から流出する。この熱交 換器が蒸発器として用いられる場合は、この流れ経路を 流れるのは、通常、第2熱伝達流体即ち第2冷媒であ る。第1冷媒は、押出成形物14の継手40又は42の 一方から押出成形物14の内部流体チャンネル30に通 され、他方の継手から導出される。

【0015】図3及び4を参照すると、図1及び2の実 20 施例に非常に類似しているが、向流型熱交換器に適用す るための本発明の変型実施例が示されている。説明を簡 略にするために、図1及び2の実施例のものと同様の部 品は同じ参照番号で示されている。この実施例のハウジ ング10は、図1、2の実施例の場合と同様に、円筒形 の壁52と、壁52に結合された両端壁54.56を有 するものである。このハウジング10内に収容されるコ ア12は、それを構成する押出成形物14の構造自体は 図1、2の実施例のものと同じであるが、押出成形物1 4の巻き体の両側面48と50との間の間隔が、後述す る目的のためにハウジング10の両端壁54と56との 間の間隔と実質的に等しくされている点で異る。押出成 形物14は、継手40.42を備えており、ハウジング 10に出口ポート62が設けられている点も、先の実施 例の場合と同じである。しかしながら、この実施例で は、押出成形物14の開放中心部44にじゃま板58が 設けられておらず、入口ポート60も設けられていな い。入口ボート60に代えて、入口ボート80を円筒壁 52を貫通して挿入し、好ましくは継手40の近傍で押 出成形物14の外周面46に対して開口させる。

密封することもできる。

【0017】この実施例では、第1冷媒をボート40又は42のどちらかを通して押出成形物14の内部即ち流体チャンネル30に導入し、第2冷媒を入口ボート80に導入することが望ましい。押出成形物14の側面48,50がハウジング10の内部に対して密封されているので、入口ボート80を通って流入してきた第2冷媒は、出口ボート62を通って流出するには、押出成形物14の各隣接する巻きの間に画定される隙間26によって形成されるらせん状の経路を通らなければならない。第2冷媒をボート80からボート62に向けて通流させるとすると、この熱交換器において向流流れを得るためには、第1冷媒は、押出成形物14の継手42に流入させ継手40から流出させればよい。

【0018】用途によっては、ハウジング10のような ハウジングの使用を完全に排除することが望ましい場合 がある。その目的のために、押出成形物だけで構成した 熱交換器の実施例が、図5~8に示されている。この実 施例の押出成形物100も、先の実施例のものとほぼ同 様にらせん状に巻回された(図5参照)、断面扁平な (図6参照)細長い押出成形物であるが、以下に説明す るように、第1流体のための第1流れ経路と第2流体の ための第2流れ経路の2つの流れ経路を有しているとい う点で先の実施例とは異る。従って、この実施例の押出 成形物100は、その内部で熱交換するための第1流体 のための第1流れ経路に流体連通するように該押出成形 物の両端で第1対の継手106,108と、該押出成形 物の内部で熱交換するための第2流体のための第2流れ 経路に流体連通するように該押出成形物の両端で第2対 の継手102,104を備えている。

【0019】図6には、押出成形物100は、楕円形の 断面形状を有するものとして示されているが、長方形や 非四角形の形状とすることもできる。図6に示された断 面は、長軸線110と短軸線112を有している。図示 の実施例では、押出成形物100内に、いずれも長軸線 110に平行な長軸線を有する3つの流体チャンネルが 形成されている。それらのうちの2つは、上述した第1 流体のための第1流れ経路を構成する側部流体チャンネ ル120、122であり、第1対の継手106、108 40 に流体連通する。。他の1つは、側部流体チャンネル1 20.122の間に配置されており、上述した第2流体 のための第2流れ経路を構成する中央流体チャンネル1 14であり、両端において第2対の継手102,104 に流体連通する。中央流体チャンネル114は、先の実 施例の押出成形物10内の通路32と同様の複数の通路 116から成り、それらの通路は補強ウエブ118によ って互いに分離されている。同様にして、側部流体チャ ンネル120、1226、それぞれ、補強ウエブ126 によって互いに分離された複数の通路124と、補強ウ 10

によって構成されている。通常の場合、これらの通路1 16, 124, 128は、互いに分離しており、流体流 路として互いに平行関係即ち並列関係をなしている。た だし、この構成は必須要件ではなく、ウエブによって提 供される補強機能が十分に保持され、ウエブによって提 供される熱交換表面が存在しさえすればよい。

【0020】図7に示されるように、押出成形物100 の両端において、側部流体チャンネル120.122の 端部を切除して中央流体チャンネル114の端部を突出 部140として突出させることができる。継手106 は、筒状に形成することができ、それを側部流体チャン ネル120,122の開放端の周りに接合する。この継 手106には、突出部140を通すための開口144を 形成することができる。中央流体チャンネル114の突 出部140に継手102を連結する。押出成形物100 の他端に設けられる継手104,108も、それぞれ継 手102.106と同じ構造とすることができる。

【0021】本発明のこの実施例においては、第1冷媒 を例えば継手106から側部流体チャンネル120,1 22を通して通流させて継手108から流出させること 20 ができる。その場合、向流型熱交換を達成するために、 第2冷媒は、維手104から第1冷媒とは反対方向に中 央流体チャンネル114を通して通流させ継手108か ら流出させる。

【0022】図9、10は、本発明の更に別の実施例を 示す。この実施例においては、ハウジング10の使用を 完全に排除することができ、しかも、図6の実施例の押 出成形物100より構造が簡単な押出成形物を使用す る。この実施例は、又、必ずしもらせん状に巻回する必 要はなく、他のいろいろな形態にすることができること をも例示している。これは、上述したいずれの実施例の 押出成形物にも当てはまることである。

【0023】図9、10の実施例の熱交換器は、互いに 衝接させ、熱交換関係に並置させて巻回した2つの押出 成形物150,152から成る。一方の押出成形物15 2は、その一端に第1ポート又は継手154を、他端に 第2ポート又は継手156を有する。同様に、他方の押 出成形物150は、その一端に第1ポート又は継手15 8を、他端に第2ポート又は継手160を有する。図1 0に示されるように、各押出成形物に流体チャンネルが 形成されている。即ち、第1押出成形物150は、例え ば第1流体のための内部流体チャンネル162を有し、 第2押出成形物152は、第2流体のための内部流体チ ャンネル164を有している。流体チャンネル162 は、補強ウエブ68によって流体流路として互いに分離 された複数の通路166によって構成され、同様にし て、流体チャンネル164は、補強ウエブ172によっ て流体流路として互いに分離された複数の通路174に よって構成されている。やはりこの実施例の場合も、こ れらの通路166,174は、図5~8の実施例に関連 50 2変型実施例による熱交換器の断面図である。

して先に述べた条件が満たされる限り、必ずしも互いに 分離させる必要はない。

【0024】通常、熱交換流体の一方例えば第1冷媒を 流体チャンネル162に通し、他方の熱交換流体例えば 第2冷媒を流体チャンネル164に通す。良好な熱交換 を達成するためには、先に述べたように2つの押出成形 物150と152を図10に示されるように互いに衝接 させる必要がある。隣接する2つの押出成形物の間の熱 伝達を最大限にするために両押出成形物を両者の界面1 7.4 においてろう付け又ははんだ付け等の冶金学的接合 によって結合することが好ましい。

[0025]

【発明の効果】以上の説明から明らかなように、図1及 び2の実施例は、極めて能率的で、かつ、安価に製造す ることができる直交流型熱交換器を提供する。又、第1 冷媒を通すための手段として押出成形物 14を使用する ことにより、高い効率を達成することができることに注 目すべきである。周知のように、今日、空気/冷媒型蒸 発器の多くは、主として自動車用空調装置として使用す るためにアルミニウムで製造されている。従って、第1 冷媒側 (蒸気側) の効率の高い熱伝達を達成するために 流体チャンネル30を構成する通路32及びウエブ34 を最適化するための技術自体は、熱交換器産業において 周知である。同様にして、図3及び4の実施例は、極め て能率的で、かつ、安価に製造することができる向流型 熱交換器を提供する。この実施例の場合も、その熱交換 器の蒸気側即ち第1冷媒側の熱交換を最大限にするため の周知の技術を利用することができる。

【0026】図5~8の実施例も、極めて能率的で、か つ、安価に製造することができる向流型熱交換器を提供 することは、以上の説明から明らかである。そして、こ の実施例の場合も、周知の技術を用いることによって、 熱交換を最大限にするためにその熱交換器の蒸気側即ち 第1冷媒側の通路124、128及びウエブ126、1 30を容易に設計することができる。

【0027】図9、10の実施例も、極めて能率的で、 かつ、安価に製造することができる向流型熱交換器を提 供する。そして、周知の技術を用いることによってアル ミニウム押出成形物のような安価な材料でその熱交換器 40 の第1冷媒側の熱交換係数を最大限にするように設計す ることができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】図1は、図2の線1-1に沿ってみた本発明の 一実施例による熱交換器の断面図である。

【図2】図2は、図1の線2-2に沿ってみた熱交換器 の断面図である。

【図3】図3は、図1と同様の図であるが、本発明の第 1変型実施例による熱交換器の断面図である。

【図4】図4は、図2と同様の図であるが、本発明の第

【図5】図5は、図2及び4と同様の図であるが、本発明の第2変型実施例による熱交換器の断面図である。

【図6】図6は、図5の実施例に用いられる押出成形されたチューブの断面図である。

【図7】図7は、図5及び6の実施例に用いられるポート部材の拡大部分断面図である。

【図8】図8は、図7のポート部材の部分透視図であ

【図9】図9は、本発明の更に別の実施例による熱交換器の平面図である。

【図10】図10は、図9の線10-10に沿ってみた 熱交換器の断面図である。

【符号の説明】

10:ハウジング

12:コア

14:押出成形物

16, 18, 20, 24:巻き

26:隙間

30:流体チャンネル

32:通路

34:ウエブ

40,42:維手(流体ポート)

44:開放中心部

46:外周面

48.50:側面

52:湾曲壁

54,56: 端壁

58:じゃま板

60:入口ポート

62:出口ポート

80:入口ポート

82,84:シール

10 100:押出成形物

102,104:第2対の継手

106,108:第1対の継手

114, 120, 122: 流体チャンネル

10

124, 128:通路

126.130:ウエブ

140:突出部

144:開口

150.152:押出成形物

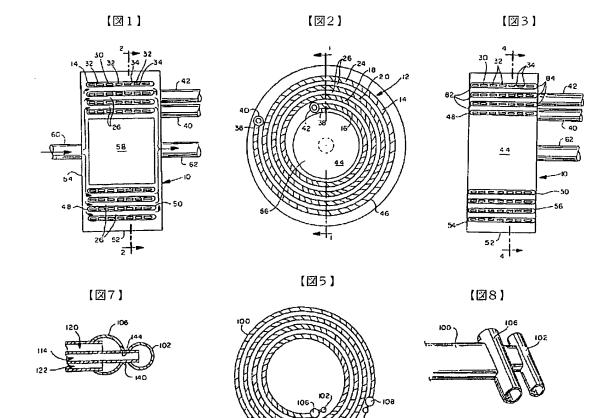
154, 156:ポート

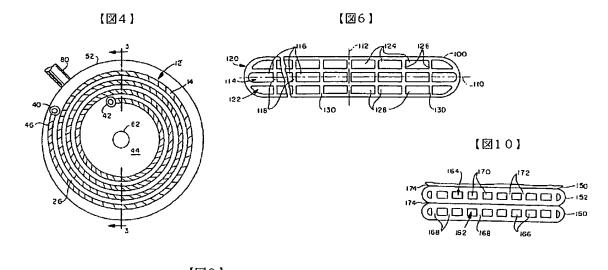
20 158, 160:ポート

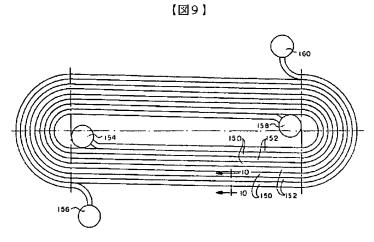
162, 164: 流体チャンネル

166,170:通路

168,172:ウエブ







フロントページの続き

(72)発明者 グレゴリー・ジー・ヒューズ アメリカ合衆国ウィスコンシン州ミルウォ ーキー、サウス・セブンティフィフス・ス トリート4002 (72)発明者 レオン・エイ・ガントリー アメリカ合衆国ウィスコンシン州ラシー ン、ゴーリーズ・レイン4212

(72)発明者 シー・ジェイムズ・ロジャーズ アメリカ合衆国ウィスコンシン州ラシー ン、サウス・レイクショー・ドライブ5133